EUROPEAN PATENT OFFICE

Patent Abstracts of Japan

PUBLICATION NUMBER

05113259

PUBLICATION DATE

07-05-93

APPLICATION DATE

22-10-91

APPLICATION NUMBER

03301231

APPLICANT: SANYO ELECTRIC CO LTD;

INVENTOR:

MOCHIHARA HIROYUKI;

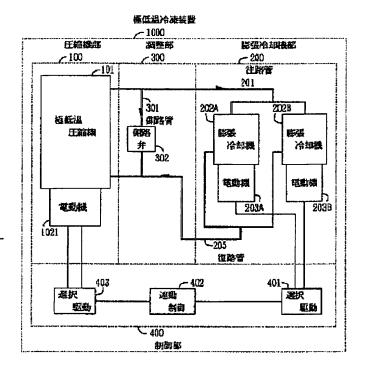
INT.CL.

F25B 9/06

TITLE

CRYOGENIC REFRIGERATING PLANT

BEST AVAILABLE COPY



ABSTRACT: PURPOSE: To save power for operation without applying wasteful excess pressure to a pressurized gas by operating and controlling a driver such as a motor which drives a cryogenic compressor at speeds selected corresponding to the number of expansion coolers in operation among two or more expansion coolers.

> CONSTITUTION: A motor 1021 which drives a cryogenic compressor 101 can be operated at standard driving poles and also at driving poles integer times as many as the standard driving poles, and its driving speed is selected by a selective driving circuit 403 in a control section 400. One of expansion coolers 202A and 202B is selected to operate it alone or both of them simultaneously operated by a selective driving circuit 401. The operation of the cryogenic compressor 101 is controlled by a linkage control circuit 402 corresponding to the operation status of the expansion coolers 202A and 202B. Two or more bypass valves 302 provided in a regulating section 300 are brought in action respectively corresponding to the operation state of the expansion coolers, so that wasteful excess pressures are not applied to a pressurized gas.

COPYRIGHT: (C)1993,JPO&Japio

(19)日本国特許庁 (JP) (12) 公開特許公報 (A)

(11)特許出願公開番号

特開平5-113259

(43)公開日 平成5年(1993)5月7日

(51) Int.Cl.5

F 2 5 B 9/06

識別記号

庁内整理番号 Z 9033-3L

FΙ

技術表示箇所

審査請求 未請求 請求項の数2(全 8 頁)

(21)出願番号

(22)出願日

特願平3-301231

平成3年(1991)10月22日

(71)出願人 000001889

三洋電機株式会社

大阪府守口市京阪本通2丁目18番地

(72)発明者 持原 浩行

大阪市守口市京阪本通2丁目18番地 三洋

電機株式会社内

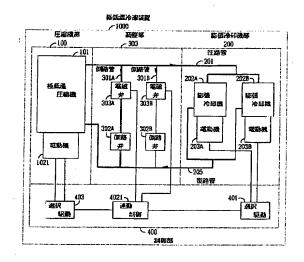
(74)代理人 弁理士 秋元 輝雄

(54) 【発明の名称】 極低温冷凍装置

(57) 【要約】

【目的】 極低温圧縮機と膨張冷却機とを設けた極低温 冷凍装置において、冷凍負荷に見合った運転を行わせる ことにより電力稼働率を向上する。

【構成】 1つの極低温圧縮機と複数の膨張冷却機とを 設け、極低温圧縮機から冷却媒体とする加圧ガス体を膨 張冷却機に供給する往路管と膨張冷却機から排出するガ ス体を極低温圧縮機に戻す復路管との間に側路管を設け るとともに、側路管に設けた側路弁により往路管におけ る余剰圧力を復路管に戻すように構成した極低温冷凍装 置において、膨張冷却機の駆動状態に見合った駆動速度 を選択して極低温圧縮機を動作させ、加圧ガス体を膨張 冷却機の動作状態に見合った適正な圧力で供給すること により、無駄な余剰圧力のために使われていた極低温圧 縮機の電力を節減するほか、膨張冷却機の駆動状態に見 合った異なる差圧で動作する側路弁を選択して側路さ せ、加圧ガス体を膨張冷却機の駆動状態に見合った適正 な圧力にして供給するように構成する。



【特許請求の範囲】

1つの極低温圧縮機と複数の膨張冷却機 【請求項1】 とを設け、前記極低温圧縮機から冷却媒体とする加圧し たガス体を前記膨張冷却機に供給する往路管と前記膨張 冷却機から排出する前記ガス体を前記極低温圧縮機に戻 す復路管との間に側路管を設けるとともに、前記側路管 に設けた側路弁により前記往路管における余剰圧力を前 記復路管に戻すように構成した極低温冷凍装置(以下、 装置という)であって、

前配複数の膨張冷却機のうちの所要の数のものを選択し 10 て駆動する第1の選択駆動手段と、

前記極低温圧縮機を複数の駆動速度で駆動し得る駆動源 により駆動する複数速度駆動手段と、

前記複数の駆動速度のうちの所要の駆動速度を選択して 前配極低温圧縮機を駆動する第2の選択駆動手段と、

前記膨張圧縮機の駆動状態に対応して前記極低温圧縮機 の駆動速度を変化させるために、前記第1の選択駆動手 段と前記第2の選択駆動手段とを連動して制御する連動 制御手段とを具備することを特徴とする装置。

【請求項2】 とを設け、前記極低温圧縮機から冷却媒体とする加圧し たガス体を前記膨張冷却機に供給する往路管と前記膨張 冷却機から排出する前記ガス体を前記極低温圧縮機に戻 す復路管との間に側路管を設けるとともに、前記側路管 に設けた側路弁により前記往路管における余剰圧力を前 記復路管に戻すように構成した極低温冷凍装置(以下、 装置という)であって、

前記複数の膨張冷却機のうちの所要の数のものを選択し て駆動する第1の選択駆動手段と、

前記極低温圧縮機を複数の駆動速度で駆動し得る駆動源 30 により駆動する複数速度駆動手段と、

前記複数の駆動速度のうちの所要の駆動速度を選択して 前記極低温圧縮機を駆動する第2の選択駆動手段と、

前記膨張圧縮機の駆動状態に対応して前記極低温圧縮機 の駆動速度を変化させるために、前記第1の選択駆動手 段と前記第2の選択駆動手段とを連動して制御する連動 制御手段と、

複数の前記側路管を設け、前記側路管ごとに、前記第1 の選択駆動手段により選択した膨張冷却機の数による駆 動状態に見合った異なる差圧で動作する側路弁を設ける とともに、各前記側路管ごとに設けた開閉弁により各前 記側路管の経路を開閉する複数差圧側路手段と、

前記開閉弁の開閉駆動を前記連動制御手段により連動し て制御する開閉弁制御手段とを具備することを特徴とす

【発明の詳細な説明】

[0001]

【産業上の利用分野】この発明は加圧ガス体を冷却媒体 とし、膨張冷却機の負荷に対応して制御を行う極低温冷 凍装置に関するものである。

[0002]

【従来の技術】この種の装置として、図4の極低温冷凍 **装置1000ように、電動機102により駆動される極** 低温圧縮機101によって、冷却媒体とする所定のガス 体、例えば、ヘリウムガスを加圧して得られる加圧ガス 体を往路管201に供給する圧縮機部100と、往路管 201によって供給された加圧ガス体を適宜に膨張させ たときに得られる熱吸収作用を利用して所要の冷却を行 う膨張冷却機202を設けた膨張冷却機部200と、膨 張冷却機202で膨張により低圧になって排出されたガ ス体を復路管205により極低温圧縮機101に戻す復 路管205と往路管201の経路との間に側路管301 による経路を設けるとともに、側路管301の途中に、 膨張冷却機202に対する不要な高圧を側路して膨張冷 却機202の動作を安定に行わせるための圧力調整用の 側路弁302を設けた調整部300とにより構成された 極低温冷凍装置において、膨張冷却機202を駆動する 電動機203に与える電源の周波数を可変制御する可変 周波数回路204を設け、膨張冷却機202に対する冷 1つの極低温圧縮機と複数の膨張冷却機 20 却負荷の変動に対応して可変周波数回路204の周波数 を変化させることにより、供給/膨張動作を合理的・能 率的に行わせるようにした構成のもの(以下、第1従来 技術という)が特開昭60-171359などにより開 示されている。

> 【0003】こうした構成における膨張冷却機202と しては、一般に、ギフオードマクマホンサイクル型冷凍 機、例えば、クライオポンプが用いられており、側路弁 302としては、一般に、定圧膨張弁・均圧電磁弁・差 圧弁などが並列に設けられいる。

【0004】また、図5の極低温冷凍装置1000よう に、複数台の膨張冷却機202A・202Bを設けると ともに、各膨張冷却機202A・202Bの各電動機2 03A・203Bを選択的に動作させるように駆動する 選択駆動回路401を設けた制御部400を設けてお き、冷却負荷の変化に対応して各電動機203A・20 3 Bのうちの適宜の1台または複数台を運転動作させる 構成とし、あるいは、図5の構成のものを、冷却負荷が 種々に異なる対象の場合に対応させて、異なる負荷対象 ごとに膨張冷却機202A・202Bを割り当ててお き、各電動機203A・203Bのうちの所要のものを 動作させるようにした構成のもの(これらの構成を、以 下、第2従来技術という)がある。

【0005】図5では、2台の膨張冷却機202A・2 02Bを設けたものを例示してあるが、1つの極低温圧 縮機に対して所要台数の膨張冷却機を接続して構成し得 るものである。

[0006]

【発明が解決しようとする課題】上記の第1従来技術・ 第2従来技術における構成のものでは、膨張冷却機20 2A・202Bの動作を負荷の変化に対応させて合理的

50

40

に運転し得るが、余剰の加圧ガス体は側路弁302を介して極低温圧縮機101に戻されるだけであり、極低温 圧縮機101は冷却負荷の変化には何ら関係無く電動機 102によって一定速度で運転させられていため、電動 機102の電力消費は冷却負荷に対応せずに動作してい るので、極低温圧縮機部100での電力稼働率は至極悪 いままになっているという不都合がある。

【0007】 こうした不都合を無くして、極低温圧縮機部100の電力稼働率を上げ、省電力化したものが提供されれば、利用者にとって便利であり、この省電力化を10どのように構成すべきかという課題がある。

[0008]

【課題を解決するための手段】この発明は、上記のよう な1つの極低温圧縮機と複数の膨張冷却機とを設け、極 低温圧縮機から冷却媒体とする加圧したガス体を膨張冷 却機に供給する往路管と膨張冷却機から排出するガス体 を極低温圧縮機に戻す復路管との間に側路管を設けると ともに、側路管に設けた側路弁により往路管における余 剰圧力を復路管に戻すように構成した極低温冷凍装置に おいて、上記の複数の膨張冷却機のうちの所要の数のも 20 のを選択して駆動する第1の選択駆動手段と、上記の極 低温圧縮機を複数の駆動速度で駆動し得る駆動源により 駆動する複数速度駆動手段と、上記の複数の駆動速度の うちの所要の駆動速度を選択して極低温圧縮機を駆動す る第2の選択駆動手段と、膨張圧縮機の駆動状態に対応 して極低温圧縮機の駆動速度を変化させるために、上記 の第1の選択駆動手段と第2の選択駆動手段とを連動し て制御する連動制御手段とを設けるなどにより、さらに は、これらの手段に加えて、複数の側路管を設け、側路 **管ごとに、上記の第1の選択駆動手段により選択した膨 30 れるようにしている。** 張冷却機の数による駆動状態に見合った異なる差圧で動 作する側路弁を設けるとともに、各側路管ごとに設けた 開閉弁により各側路管の経路を開閉する複数差圧側路手 段と、上記の開閉弁の開閉駆動を上記の連動制御手段に より連動して制御する開閉弁制御手段とを設けるなどに より上記の課題を解決し得るようにしたものである。

[00091

【作用】膨張冷却機の駆動状態に見合った駆動速度を選択して極低温圧縮機を動作させ、加圧ガス体を膨張冷却機の動作状態に見合った適正な圧力で供給することにより、無駄な余剰圧力のために使われていた極低温圧縮機の電力を節減するほか、膨張冷却機の駆動状態に見合った異なる差圧で動作する側路弁を選択して側路させ、供給する加圧ガス体を膨張冷却機の駆動状態に見合った適正な圧力にする。

[0010]

は、図4・図5において説明した構成機能部分と同一の 構成機能部分である。

【0011】図において、極低温圧縮機101を駆動する電動機1021は、基本の駆動極数で駆動し得るほかに、その複数倍の駆動極数で駆動し得る構成をもつ複数種類の駆動速度をもつ電動機であり、例えば、2極駆動による3相誘導電動を基本とすれば、2極を基本の駆動極数として駆動し得るほか、2極の複数倍の駆動極数、例えば、4極駆動による3相誘導電動機としても動作し得るように構成することにより、複数の駆動速度のうちの任意のものを選択して動作し得るようにしてある。

【0012】電動機1021は、具体的には、図3のように、コイルL1とL2とを1体にしたものを1つの界磁コイルとし、コイルL3とL4とを1体にしたものを1つの界磁コイルとし、コイルL5とL6とを1体にしたもの1つの界磁コイルとして構成するように接続し、端子U1・V1・W1に3相電源を与えて駆動する2極3相誘導電動機によって高速側の駆動速度で動作し、また、コイルL1・L2・L3・L4・L5・L6を各々1つの界磁コイルとして構成するように接続し、端子U2・V2・W2に3相電源を与えて駆動する4極3相誘導電動機によって低速側の駆動速度で動作するようにしてある

【0013】高速側駆動と低速側駆動との切換は、各端子U1・V1・W1およびU2・V2・W2を図3のようにリレースイッチX1・X2・X3に接続しておき、リレースイッチX1を投入し、X2・X3を遮断することで高速側駆動が得られ、また、リレースイッチX2・X3を投入し、X1を遮断することで低速側駆動が得られるようにしている。

【0014】制御部400の選択駆動回路403は、電動機1021の複数の駆動速度のうちの1つを選択して動作させる回路であり、例えば、図3のリレースイッチX1・X2・X3で構成した回路にしてある。

【0015】選択駅動回路401は、図5により説明したように、膨張冷却機202A・202Bのうちのいずれか1つを駆動し、または、これら2つを同時に駆動することを任意に選択動作する回路であり、例えば、電動機203A・203Bなどに電源を与えるためのリレースイッチ群などで構成してある。

【0016】連動制御回路402は、極低温圧縮機101の駆動を膨張冷却機202A・202Bの駆動状態に対応させて動作させる制御を行う回路であり、例えば、選択駆動回路401のリレースイッチ群の動作と選択駆動回路403のリレースイッチX1・X2・X3の動作とを連動するリレースイッチ群で構成してあって、選択駆動回路401のリレースイッチ群が電動機203Aと電動機203Bとの両方を駆動状態にしているときは、選択駆動回路403のリレースイッチX1を投入し、X2・X3を遮断して電動機1021を高速側駆動で動作

5

させ、また、選択駆動回路401のリレースイッチ群が 電動機203Aまたは電動機203Bのうちのいずれか 1つのみを駆動状態にしているときは、選択駆動回路4 03のリレースイッチX2・X3を投入し、X1を遮断 して低速側駆動で動作させるように制御する。

【0017】次に、膨張冷却機の駆動状態に対応して極低温圧縮機の駆動状態と側路弁の駆動状態とを制御する構成の実施例について説明すると、図2において、図1・図5および図1と同一の符号と同一の符号で示す箇所は、図4・図5および図1において説明した構成機能部 10分と同一の構成機能部分である。

【0018】図2において、調整部300には、側路弁と開閉弁とを介在させた側路管が複数設けてあり、各側路管の各開閉弁を各膨張冷却機の駆動状態に対応させて動作させることにより、往路管201により各膨張冷却機に供給される加圧ガス体の圧力を適正に保って、能率的な膨張冷却動作が行えるような仕組みを施してある。

【0019】具体的には、側路管301Aには開閉弁3 03Aと側路弁302Aとが設けてあり、側路弁302 Aは、膨張冷却機202Aと202Bとの両方が駆動状 20 態にあるときに、往路管201内の加圧ガス体に適正な 圧力が保てるように動作する差圧弁であり、開閉弁30 3Aの動作により側路弁302Aによる側路が導通また は遮断されるようにしてある。

【0020】 倒路管301Bには開閉弁303Bと側路 弁302Bとが設けてあり、側路弁302Aは、膨張冷 却機202Aまたは202Bのいずれか1つが駆動状態 にあるときに、往路管201内の加圧ガス体に適正な圧 力が保てるように動作する差圧弁であり、開閉弁303 Bの動作により側路弁302Bによる側路が導通または 30 遮断されるようにしてある。また、開閉弁303A・3 03Bは、例えば、電磁弁である。

【0021】連動制御回路4021は、図1における連 動制御回路402と同一の制御動作を行うとともに、開 閉弁303A・303Bを連動動作するように制御する 回路であり、具体的には、選択駆動回路401のリレー スイッチ群が電動機203Aと電動機203Bとの両方 を駆動状態にするとともに、選択駆動回路403のリレ ースイッチX1を投入し、X2・X3を遮断して電動機 1021を高速側駆動で動作させているときは、開閉弁 303Aが開き、開閉弁303Bが閉じるように動作 し、また、選択駆動回路401のリレースイッチ群が電 動機203Aまたは電動機203Bのうちのいずれか1 つのみを駆動状態にするとともに、選択駆動回路403 のリレースイッチX2・X3を投入し、X1を遮断して 低速側駆動で動作させているときは、開閉弁303Aが 閉じ、開閉弁303Bが開くように動作するリレースイ ッチを設けてある。

【0022】 (変形実施例) この発明は次のように変形して実施することができる。

(1) 膨張冷却機を3台以上の数に増加するとともに、極低温圧縮機の駆動源とする電動機の駆動速度の変化数と制御部400の制御動作を、膨張冷却機の増加した数に見合ったものにして構成する。つまり、駆動極数を2極・4極・6極・8極……などにして、膨張冷却機の数に対応した駆動速度の変化を得るように構成する。

【0023】(2)上記の(1)の構成において、開閉弁と側路弁とを介在させた側路管を、上記の増加した台数に見合ったものにして構成する。

【0024】(3)各膨張冷却機を駆動能力の異なるもので構成するとともに、極低温圧縮機の電動機における駆動極数の変化による駆動速度の変化を膨張冷却機の駆動能力に見合った変化にし、この変化に対応させて制御部400が制御動作を行う構成する。

【0025】(4)各開閉弁で開閉する各側路の各側路 弁を差圧弁のみとせず、定圧膨張弁・均圧弁・差圧弁な どを並列に設けて1つに接続した側路管を開閉する側路 弁にして構成する。

【0026】(5) 極低温圧縮機の駆動源を回転型の電 動機によらず、往復動型の電動機による複数の駆動速度 の変化をもつもので構成する。

【0027】(6)各開閉弁を電磁弁以外の電動駆動による開閉弁、例えば、電動弁にして構成する。

【0028】 (7) 制御部400の制御構成をマイクロコンピュータによる制御構成にする。

【0029】(8)極低温圧縮機を駆動する電動機と圧縮駆動機構との間に無段変速機を介任させるとともに、制御部400の連動制御同路402によって無段変速機の変速比を可変制御して、無段変速機の出力側の速度が膨張冷却機の駆動状態に見合った速度になるように制御する構成にする。

【0030】(9) 膨張冷却機をギフオードマクマホンサイクル型冷凍機(例えば、クライオポンプ) 以外の膨張冷却機、例えば、ソルベーサイクル型冷凍機にして構成する。

[0031]

【発明の効果】この発明によれば、極低温圧縮機を駆動する電動機などの駆動源が、複数の膨張冷却機のうちの駆動されている数に見合った速度に選択されて駆動するため、加圧ガス体に無駄な余剰圧力が加わることが無くなるとともに、極低温圧縮機の駆動電力が冷却負荷に見合って低減できるので、省電力運転が可能になるなどの特長がある。

【0032】また、膨張冷却機の駆動状態に見合った異なる差圧で動作する側路弁を選択して側路させ、供給する加圧ガス体を膨張冷却機の駆動状態に見合った適正な圧力にしているので、膨張冷却機の駆動状態の変化に無関係に合理的な運転状態を保つことができるほか、極低温圧縮機を駆動する駆動源を電動機とし、駆動速度の変化を電動機の駆動極数の変化により行う構成のもので

7

は、電動機の界磁コイルの組み合わせを選択するのみの 極めて簡単な構成で済ませ得るため、装置を安価に提供 し得るなどの特長がある。

【図面の簡単な説明】

図面は実施例を示し、各図は内容は次のとおりである。

【図1】この発明のブロック構成図

【図2】この発明のブロック構成図

【図3】この発明の要部回路構成図

【図4】従来技術のプロック構成図

【図5】従来技術のブロック構成図

【符号の説明】

1000 極低温冷凍装置

1.00 圧縮機部

101 極低温圧縮機

102・1021 電動機

200 膨張冷却部

201 往路管

202·202A·202B 膨張冷却機

203 電動機

204 叮变周波数回路

300 調整部

301・301A・301B 側路管

302・302A・302B 側路弁

303A・303B 開閉弁

400 制御部

10 401・403 選択駆動回路

402・4021 連動制御回路

L1・L2・L3・L4・L5・L6 コイル

R·S·T 3相電源端子

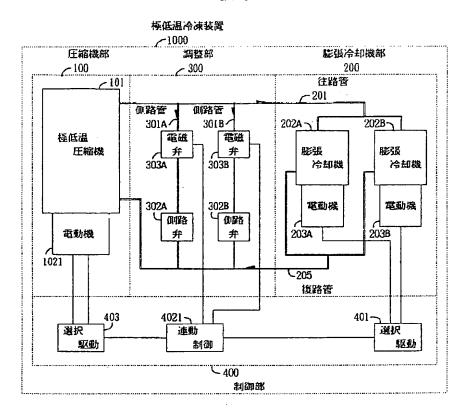
U1·V1·W1·U2·V2·W2 端子

X1・X2・X3 リレースイッチ

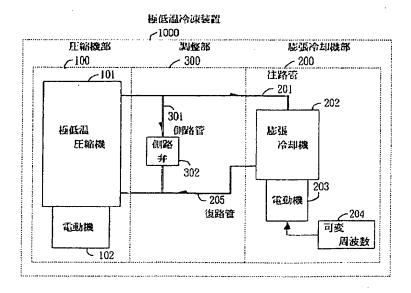
【図1】

極低温冷凍装置 -1000 圧縮機部 調整部 膨强冷却機部 -100 300 **- 200** 101ء 往路管 201 301 202A 202B 極低温 卿路管 圧縮機 即略 膨張 膨張 弁 冷却機 冷却機 302 電動機 電動機 電動機 203A 203B 1021 -205 復路管 401 403 選択 進動 選択 制御 - 400 制御部

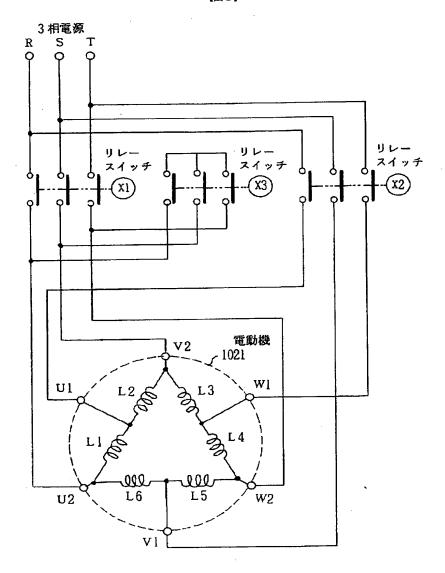
[図2]



【図4】



【図3】



【図5】

